IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

PPLICATION OF: Atsuhisa ASADA

GAU:

3611

SERIAL NO: 10/691,543

EXAMINER:

FILED:

October 24, 2003

FOR:

ELECTRIC POWER STEERING DEVICE AND METHOD AND APPARATUS FOR

MANUFACTURING THE SAME

REQUEST FOR PRIORITY

COMMISSIONER FOR PATENTS ALEXANDRIA, VIRGINIA 22313

SIR:				
☐ Full benefit of the filing date of U.S. provisions of 35 U.S.C. §120.	S. Application Serial Number	, filed , is o	claimed pursuant to the	
☐ Full benefit of the filing date(s) of §119(e):	U.S. Provisional Application(s) Application No.	is claimed pursuant to <u>Date Filed</u>	o the provisions of 35 U.S.C.	
Applicants claim any right to priori the provisions of 35 U.S.C. §119, a		tions to which they n	nay be entitled pursuant to	
In the matter of the above-identified ap	plication for patent, notice is her	reby given that the ap	pplicants claim as priority:	
<u>COUNTRY</u> Japan	APPLICATION NUMBER 2002-309252	MONTH/I October 24	<u>DAY/YEAR</u> I, 2002	
Certified copies of the corresponding C	onvention Application(s)			
are submitted herewith				
☐ will be submitted prior to payment of the Final Fee				
were filed in prior application S	erial No. filed			
□ were submitted to the International Bureau in PCT Application Number Receipt of the certified copies by the International Bureau in a timely manner under PCT Rule 17.1(a) has been acknowledged as evidenced by the attached PCT/IB/304.				
☐ (A) Application Serial No.(s) w	ere filed in prior application Ser	rial No. filed	; and	
☐ (B) Application Serial No.(s)				
are submitted herewith				
☐ will be submitted prior to	payment of the Final Fee			
		Respectfully Submitted,		
		OBLON, SPIVAK, McCLELLAND, MAIER & NEUSTADT, P.C.		
breph Scafetta Ja,				
		Mar√in J. Spival		
Customer Number	<i>(</i> / -	Registration No. 24	013	

Tel. (703) 413-3000 Fax. (703) 413-2220 (OSMMN 05/03)

Joseph Scafetta, Jr. Registration No. 26,803

BEST AVAILABLE COPY

10/691,543 294-583US-237125-59-2 IPO2-911-US

日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

Thus is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出願年月日 Date of Application:

2002年10月24日

中 岡 来 早

特願2002-309252

Application Number:

[ST. 10/C]:

pplicant(s):

[JP2002-309252]

M 出 願 人

豊田工機株式会社

CERTIFIED COPY OF PRIORITY DOCUMENT

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 2003年 9月17日





【書類名】

特許願

【整理番号】

112246

【提出日】

平成14年10月24日

【あて先】

特許庁長官殿

【国際特許分類】

G01L 3/10

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市朝日町1丁目1番地 豊田工機株式会社内

【氏名】

浅田 敦久

【特許出願人】

【識別番号】

000003470

【住所又は居所】 愛知県刈谷市朝日町1丁目1番地

【氏名又は名称】

豊田工機株式会社

【代表者】

湯野川 孝夫

【代理人】

【識別番号】

100095795

【住所又は居所】

名古屋市中区栄1丁目22番6号

【弁理十】

【氏名又は名称】

田下 明人

【選任した代理人】

【識別番号】

100098567

【住所又は居所】

名古屋市中区栄1丁目22番6号

【弁理士】

【氏名又は名称】

加藤 壯祐

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

054874

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】 要約書 1

【包括委任状番号】 9205099

【包括委任状番号】 9114445

【プルーフの要否】 要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 電気式動力舵取装置、その製造方法および製造装置【特許請求の範囲】

【請求項1】 ステアリングホイールと、このステアリングホイールに連結されたステアリング軸の回転角である第1操舵角を検出する第1レゾルバと、この第1レゾルバと異なる対極数を有し前記ステアリング軸の回転角である第2操舵角を検出する第2レゾルバと、前記ステアリング軸に連結された操舵機構による操舵を減速機を介してアシストするモータと、このモータの回転角であるモータ電気角を検出する第3レゾルバとを備え、前記第1操舵角、前記第2操舵角および前記モータ電気角から、求められた前記ステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて、前記モータを制御する電気式動力舵取装置であって、

前記減速機の減速ギヤ比と前記第3レゾルバの対極数との積による演算値が、 小数点以下の数値を有する非整数となるように、該減速ギヤ比または該対極数の 少なくとも一方が設定されていることを特徴とする電気式動力舵取装置。

【請求項2】 前記演算値の小数点以下の数値は、所定範囲内にあることを 特徴とする請求項1記載の電気式動力舵取装置。

【請求項3】 前記所定範囲は、前記ステアリングホイールの少なくとも左右1回転範囲単位ごとに異なる前記モータ電気角の角度偏差が該角度偏差の最大値の67%以上100%以下における前記演算値の小数点以下の数値範囲であることを特徴とする請求項2記載の電気式動力舵取装置。

【請求項4】 ステアリングホイールと、このステアリングホイールに連結されたステアリング軸の回転角である第1操舵角を検出する第1レゾルバと、この第1レゾルバと異なる対極数を有し前記ステアリング軸の回転角である第2操舵角を検出する第2レゾルバと、前記ステアリング軸に連結された操舵機構による操舵を減速機を介してアシストするモータと、このモータの回転角であるモータ電気角を検出する第3レゾルバとを備え、前記第1操舵角、前記第2操舵角および前記モータ電気角から、求められた前記ステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて前記モータを制御可能に構成される電気式動力舵取装置の製造方法

であって、

前記減速機の減速ギヤ比と前記第3レゾルバの対極数との積による演算値が、 当該演算値の小数点以下の数値として、「0.17以上0.28以下」、「0. 39以上0.42以下」、「0.58以上0.61以下」および「0.72以上 0.83以下」を有する非整数となるように、該減速ギヤ比または該対極数の少 なくとも一方を設定する工程を含むことを特徴とする電気式動力舵取装置の製造 方法。

【請求項5】 ステアリングホイールと、このステアリングホイールに連結されたステアリング軸の回転角である第1操舵角を検出する第1レゾルバと、この第1レゾルバと異なる対極数を有し前記ステアリング軸の回転角である第2操舵角を検出する第2レゾルバと、前記ステアリング軸に連結された操舵機構による操舵を減速機を介してアシストするモータと、このモータの回転角であるモータ電気角を検出する第3レゾルバとを備え、前記第1操舵角、前記第2操舵角および前記モータ電気角から、求められた前記ステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて前記モータを制御可能に構成される電気式動力舵取装置の製造装置であって、

前記減速機の減速ギヤ比と前記第3レゾルバの対極数との積による演算値が、 当該演算値の小数点以下の数値として、「0.17以上0.28以下」、「0. 39以上0.42以下」、「0.58以上0.61以下」および「0.72以上 0.83以下」を有する非整数となるように、該減速ギヤ比または該対極数の少 なくとも一方を設定する手段を備えることを特徴とする電気式動力舵取装置の製 造装置。

【発明の詳細な説明】

 $[0\ 0\ 0\ 1]$

【発明の属する技術分野】

本発明は、電気式動力舵取装置、その製造方法および製造装置に関する。

[0002]

【従来の技術】

従来より、ステアリング軸に連結された操舵機構にモータによるアシスト力を

与えることにより、ステアリングホイールによる操舵力を軽減させる電気式動力 舵取装置が知られている。このような電気式動力舵取装置においては、ステアリ ングホイールが左右1回転以上の有限回転数内で回転するため、「車両が直進す るステアリングホイールの位置」を中立位置とし、この中立位置から左右何度の 回転位置にステアリングホイールが位置しているかを絶対位置としてセンサによ り検出することによって、操舵角を把握している。

[0003]

そして、このようなステアリングホイールによる操舵角は、例えば、ステアリング軸とともに回転するスリット板とフォトインタラプタとから構成される回転角センサにより検出されており、例えば、以下の特許文献1に開示されている「操舵角センサ、及びパワーステアリング装置」のような構成を採ることによって1つの回転角センサよりステアリングホイールの中立位置を正確に検出できる。

[0004]

ところで、車両のステアリングホイールは、一般に、1回転(360度)以内の操舵で操舵輪の角度を全範囲において制御できるものではなく、例えば、ステアリングホイールの中立位置を中心に左方向に2回転(720度)、右方向に2回転(720度)というように、ステアリングホイールを±720度回転させることにより、舵角を所定角度範囲内で自在に変えられるように構成されている。そのため、特許文献1に開示されている「操舵角センサ、及びパワーステアリング装置」のような構成を採っても、1つの回転角センサでは、ステアリングホイールの絶対回転位置までは検出することはできないため、複数の回転角センサを組み合わせて絶対回転位置を検出する必要がある。しかしその一方で、回転角センサを多用する構成は、製品コストや故障率の上昇に直結するため、部品点数の増加を招く構成は採用し難いという実情がある。

[0005]

そこで、本願出願人は、一般的な電気式動力舵取装置においては、アシスト力を発生させるモータにはモータ回転位置を検出する手段としてレゾルバが用いられ、またステアリングホイールによる操舵トルクを検出する手段としても別のレゾルバが用いられていることに着目し、これらの複数のレゾルバから出力され、

回転角に対し直線性を有する信号を演算処理することによって、部品点数の増加を招くことなく、ステアリングホイールの絶対位置を検出できる絶対位置検出装置等を、特願2001-268388号および特願2002-196131号の出願明細書において提案している。なお、特願2002-196131号の出願明細書に係る「電動パワーステアリング装置の絶対位置検出装置及び絶対位置検出方法」の発明は、先の特願2001-268388号の出願明細書に開示されている技術的内容をさらに改善したものである。

[0006]

【特許文献1】

特開2002-145095号公報(第2頁~第8頁、図1~図4)

[0007]

【発明が解決しようとする課題】

しかしながら、本願出願人による特願2002-196131号の出願明細書に開示される「電動パワーステアリング装置の絶対位置検出装置及び絶対位置検出方法」によっても、レゾルバの対極数と操舵機構の構成との関係が所定条件を満たす場合には、ステアリングホイールの絶対位置に余裕度を持たせることが難しいことが本願発明者によるその後の調査・研究によって判明した。

[0008]

本発明は、上述した課題を解決するためになされたものであり、その目的とするところは、誤差要因があっても、ステアリングホイールの絶対回転位置を正確に検出し、当該絶対回転位置に基づいて操舵をアシストするモータを制御し得る電気式動力舵取装置を提供することにある。

また、本発明の目的は、誤差要因があっても、ステアリングホイールの絶対回転位置を正確に検出し、当該絶対回転位置に基づいて操舵をアシストするモータを制御可能な電気式動力舵取装置を製造し得る電気式動力舵取装置の製造方法および電気式動力舵取装置の製造装置を提供することにある。

[0009]

【課題を解決するための手段および発明の作用・効果】

上記目的を達成するため、請求項1の電気式動力舵取装置では、ステアリング

ホイールと、このステアリングホイールに連結されたステアリング軸の回転角である第1操舵角を検出する第1レゾルバと、この第1レゾルバと異なる対極数を有し前記ステアリング軸の回転角である第2操舵角を検出する第2レゾルバと、前記ステアリング軸に連結された操舵機構による操舵を減速機を介してアシストするモータと、このモータの回転角であるモータ電気角を検出する第3レゾルバとを備え、前記第1操舵角、前記第2操舵角および前記モータ電気角から、求められた前記ステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて、前記モータを制御する電気式動力舵取装置であって、前記減速機の減速ギヤ比と前記第3レゾルバの対極数との積による演算値が、小数点以下の数値を有する非整数となるように、該減速ギヤ比または該対極数の少なくとも一方が設定されていることを技術的特徴とする。ここで「対極数」とは、N極とS極との組み合わせを一対とした磁極の数のことをいう。

[0010]

請求項1の発明では、減速機の減速ギヤ比と第3レゾルバの対極数との積による演算値が、小数点以下の数値を有する非整数となるように、該減速ギヤ比または該対極数の少なくとも一方が設定されていることから、当該演算値は、その小数点以下の数値が0(ゼロ)、つまり整数になることがない。これにより、第1レゾルバの第1操舵角と第2レゾルバの第2操舵角とにより求められるステアリングホイールの1回転内の操舵角(0度~360度)が、ステアリングホイールの左右複数回転のうち、いずれの1回転範囲単位においても同じ値をとることがないようにできるので、ステアリングホイールの絶対回転位置を正確に検出することができる。したがって、このように検出されたステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて操舵をアシストするモータを制御することができる。

[0011]

また、請求項2の電気式動力舵取装置では、請求項1において、前記演算値の 小数点以下の数値は、所定範囲内にあることを技術的特徴とする。

$[0\ 0\ 1\ 2]$

請求項2の発明では、演算値の小数点以下の数値は所定範囲内にある。即ち、 減速機の減速ギヤ比と第3レゾルバの対極数との積による演算値の小数点以下の 数値は、所定範囲内にあることから、第1レゾルバの第1操舵角と第2レゾルバの第2操舵角とにより求められるステアリングホイールの1回転内の操舵角(0度~360度)が、ステアリングホイールの左右複数回転のうち、いずれの1回転範囲単位においても同じ値をとることがないことに加え、隣接した1回転範囲単位同士においても、互いに非干渉域を確保することができる。即ち、操舵機構を構成する機械部品の寸法精度上あるいは摩耗による誤差やレゾルバ信号を処理する電気部品の温度特性上の誤差によってステアリングホイールの操舵角に検出誤差が生じても、そのような誤差により隣接した1回転範囲単位同士で同じ値をとることがないような余裕度を持たせることができる。これにより、このような誤差が生じ得る場合であっても、ステアリングホイールの絶対回転位置を正確に検出することができるので、このように検出されたステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて操舵をアシストするモータを制御することができる。

[0013]

さらに、請求項3の電気式動力舵取装置では、請求項2において、前記所定範囲は、前記ステアリングホイールの少なくとも左右1回転範囲単位ごとに異なる前記モータ電気角の角度偏差が該角度偏差の最大値の67%以上100%以下における前記演算値の小数点以下の数値範囲であることを技術的特徴とする。

[0014]

請求項3の発明では、演算値の小数点以下の数値は所定範囲内にあり、その所 定範囲は、ステアリングホイールの少なくとも左右1回転範囲単位ごとに異なる モータ電気角の角度偏差が該角度偏差の最大値の67%以上100%以下におけ る演算値の小数点以下の数値範囲である。

$[0\ 0\ 1\ 5]$

例えば、ステアリングホイールの中立位置を中心に、ステアリングホイールの右1回転範囲 $(0 \, \mathrm{g} < \theta \leq 3 \, 6 \, 0 \, \mathrm{g})$ を $\mathrm{A} = 0$ 、さらにその右側の右1回転範囲 $(3 \, 6 \, 0 \, \mathrm{g} < \theta \leq 7 \, 2 \, 0 \, \mathrm{g})$ を $\mathrm{A} = 1$ 、また中立位置を中心に左1回転範囲 $(0 \, \mathrm{g} > \theta \geq -3 \, 6 \, 0 \, \mathrm{g})$ を $\mathrm{A} = -1$ 、さらにその左側の左1回転範囲 $(-3 \, 6 \, 0 \, \mathrm{g})$ を $\mathrm{A} = -2 \, \mathrm{c}$ した場合、1回転範囲 $\mathrm{A} = -2 \, \mathrm{o}$ で対する他の1回転範囲 $\mathrm{A} = -2 \, \mathrm{o}$ に対する他の1回転範囲 $\mathrm{A} = -1$ 、0、1のモータ電気角は、当該演算値の小数

点以下の数値に対して、図10(A)に示すような角度偏差を有し、さらにこの角度偏差を180度を中心に折り返して表すことにより、図10(B)に示すような折線K(同図中で太い一点鎖線)を得られることが、本願発明者による調査・研究により判明した。この折線Kは、1回転範囲A=-1、0、1による各角度偏差のうち、最も角度偏差の少ないものを選択することにより得ている。

[0016]

ここで、「ステアリングホイールの少なくとも左右1回転範囲単位ごとに異なるモータ電気角の角度偏差」とは、例えば図10(B)に示すように、演算値の小数点以下の数値に対する1回転範囲A=-2のモータ電気角との偏差による折線 Kによるものを意図している。また「該角度偏差の最大値の67%以上100%以下」とは、例えば当該折線Kにおいては、図9に示すように折線Kの最大値(90度)の67%以上100%以下(60度以上90度以下)の範囲である同図中の斜線範囲を意図している。

$[0\ 0\ 1\ 7]$

これにより、操舵機構を構成する機械部品の寸法精度上あるいは摩耗による誤差やレゾルバ信号を処理する電気部品の温度特性誤差によってステアリングホイールの操舵角に検出誤差が生じても、そのような誤差により隣接した1回転範囲単位同士(例えば図10の例では、1回転範囲A=-2と1回転範囲A=-1との間、1回転範囲A=-1と1回転範囲A=0との間および1回転範囲A=0と1回転範囲A=1との間)で同じ値をとることがないようにすることができる。したがって、このような誤差が生じ得る場合であっても、ステアリングホイールの絶対回転位置を正確に検出することができるので、このように検出されたステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて操舵をアシストするモータを制御することができる。

$[0\ 0\ 1\ 8]$

また、上記目的を達成するため、請求項4の電気式動力舵取装置の製造方法では、ステアリングホイールと、このステアリングホイールに連結されたステアリング軸の回転角である第1操舵角を検出する第1レゾルバと、この第1レゾルバと異なる対極数を有し前記ステアリング軸の回転角である第2操舵角を検出する

第2レゾルバと、前記ステアリング軸に連結された操舵機構による操舵を減速機を介してアシストするモータと、このモータの回転角であるモータ電気角を検出する第3レゾルバとを備え、前記第1操舵角、前記第2操舵角および前記モータ電気角から、求められた前記ステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて前記モータを制御可能に構成される電気式動力舵取装置の製造方法であって、前記減速機の減速ギヤ比と前記第3レゾルバの対極数との積による演算値が、当該演算値の小数点以下の数値として、「0.17以上0.28以下」、「0.39以上0.42以下」、「0.58以上0.61以下」および「0.72以上0.83以下」を有する非整数となるように、該減速ギヤ比または該対極数の少なくとも一方を設定する工程を含むことを技術的特徴とする。

[0019]

さらに、上記目的を達成するため、請求項5の電気式動力舵取装置の製造装置では、ステアリングホイールと、このステアリングホイールに連結されたステアリング軸の回転角である第1操舵角を検出する第1レゾルバと、この第1レゾルバと異なる対極数を有し前記ステアリング軸の回転角である第2操舵角を検出する第2レゾルバと、前記ステアリング軸に連結された操舵機構による操舵を減速機を介してアシストするモータと、このモータの回転角であるモータ電気角を検出する第3レゾルバとを備え、前記第1操舵角、前記第2操舵角および前記モータ電気角から、求められた前記ステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて前記モータを制御可能に構成される電気式動力舵取装置の製造装置であって、前記減速機の減速ギヤ比と前記第3レゾルバの対極数との積による演算値が、当該演算値の小数点以下の数値として、「0.17以上0.28以下」、「0.39以上0.42以下」、「0.58以上0.61以下」および「0.72以上0.83以下」を有する非整数となるように、該減速ギヤ比または該対極数の少なくとも一方を設定する手段を備えることを技術的特徴とする。

[0020]

請求項4および請求項5の発明では、減速機の減速ギヤ比と前記第3レゾルバの対極数との積による演算値が、当該演算値の小数点以下の数値として、「0.17以上0.28以下」、「0.39以上0.42以下」、「0.58以上0.

61以下」および「0.72以上0.83以下」を有する非整数となるように、 該減速ギヤ比または該対極数の少なくとも一方を設定する。

[0021]

即ち、当該演算値の小数点以下の数値は、ステアリングホイールの少なくとも左右1回転範囲単位ごとに異なるモータ電気角の角度偏差が該角度偏差の最大値の67%以上100%以下における演算値の小数点以下の数値範囲内にあることから、この数値範囲を具体的に表すと、「0.17以上0.28以下」、「0.39以上0.42以下」、「0.58以上0.61以下」および「0.72以上0.83以下」になる。このような数値範囲を規定した理由は、ステアリングホイールの中立位置を中心に、ステアリングホイールの右1回転範囲(0度< $\theta \le 360$ 度)をA=0、さらにその右側の右1回転範囲(360度< $\theta \le 720$ 度)をA=1、また中立位置を中心に左1回転範囲(0度> $\theta \ge -360$ 度)をA=-1、さらにその左側の左1回転範囲(0度> $\theta \ge -720$ 度)をA=-2とした場合においては、1回転範囲A=-1、0、1による各角度偏差のうち、最も角度偏差の少ないものを選択することにより図9に示すような折線Kを得ることができるので(図10(B)参照)、この折線Kに基づくことによって、角度偏差の最大値(90度)の67%以上100%以下(60度以上90度以下)にあたる演算値の小数点以下の数値が得られることによる。

[0022]

これにより、操舵機構を構成する機械部品の寸法精度誤差やレゾルバ信号を処理する電気部品の温度特性誤差によってステアリングホイールの操舵角に検出誤差が生じても、そのような誤差により隣接した1回転範囲単位同士(例えば図10の例では、1回転範囲A=-2と1回転範囲A=-1との間、1回転範囲A=-1と1回転範囲A=1との間)で同じ値をとることがないようにすることができる。したがって、このような誤差が生じ得る場合であっても、ステアリングホイールの絶対回転位置を正確に検出することができるので、このように検出されたステアリングホイールの絶対回転位置に基づいて操舵をアシストするモータを制御可能な電気式動力舵取装置を製造することができる。

[0023]

【発明の実施の形態】

以下、本発明の電気式動力舵取装置、その製造方法および製造装置の実施形態 について図を参照して説明する。

まず、本実施形態に係る電気式動力舵取装置20の主な構成を図1~図6に基づいて説明する。図1および図5に示すように、電気式動力舵取装置20は、主に、ステアリングホイール21、ステアリング軸22、ピニオン軸23、ラック軸24、トルクセンサ30、モータ40、モータレゾルバ44、ボールねじ機構50、ECU60等から構成されており、ステアリングホイール21による操舵状態を検出し、その操舵状態に応じたアシスト力をモータ40により発生させて運転者による操舵をアシストするものである。なお、ラック軸24の両側には、それぞれタイロッド等を介して図略の車輪が連結されている。

[0024]

即ち、図1および図2に示すように、ステアリングホイール21には、ステアリング軸22の一端側が連結され、このステアリング軸22の他端側には、ピニオンハウジング25内に収容されたトルクセンサ30の入力軸23aおよびトーションバー31がピン32により連結されている。またこのトーションバー31の他端側31aには、ピニオン軸23の出力軸23bがスプライン結合によって連結されている。

[0025]

このピニオン軸23の入力軸23aはベアリング33aにより、また出力軸23bもベアリング33bにより、それぞれピニオンハウジング25内を回動自在に軸受されており、さらに入力軸23aとピニオンハウジング25との間には、第1レゾルバ35が、また出力軸23bとピニオンハウジング25との間には、第2レゾルバ37が、それぞれ設けられている。第1レゾルバ35および第2レゾルバ37は、ステアリングホイール21による操舵角を検出し得るもので、端子39を介してECU60にそれぞれ電気的に接続されている(図5参照)。なお、これら第1、第2レゾルバ35、37の構成は後で詳述する。

[0026]

ピニオン軸23の出力軸23bの端部には、ピニオンギヤ23cが形成されており、このピニオンギヤ23cにはラック軸24のラック溝24aが噛合可能に連結されている。これにより、ラックアンドピニオン機構を構成している。

[0027]

このように構成することにより、ステアリング軸 2 2 とピニオン軸 2 3 とをトーションバー 3 1 により相対回転可能に連結することができるとともに、ステアリング軸 2 2 の回転角、即ちステアリングホイール 2 1 の回転角(機械角) θ Tm を、第 1 レゾルバ 3 5 による第 1 操舵角(電気角) θ T1 および第 2 レゾルバ 3 7 による第 2 操舵角(電気角) θ T2によって、検出することができる。また、第 1 操舵角 θ T1 と第 2 操舵角 θ T2 との角度差や、角度比等からトーションバー 3 1 の捻れ量(操舵トルクに対応するもの)を捻れ角として検出することができる。

[0028]

図1および図3に示すように、ラック軸24は、ラックハウジング26およびモータハウジング27内に収容されており、その中間部には、螺旋状にボールねじ溝24bが形成されている。このボールねじ溝24bの周囲には、ラック軸24と同軸に回転可能にベアリング29により軸受される円筒形状のモータ軸43が設けられている。このモータ軸43は、ステータ41や励磁コイル42等とともにモータ40を構成するもので、ステータ41に巻回された励磁コイル42により発生する界磁が、回転子に相当するモータ軸43の外周に設けられた永久磁石45に作用することより、モータ軸43が回転し得るように構成されている。

[0029]

モータ軸43は、その内周にボールねじナット52が取り付けられており、このボールねじナット52にも、螺旋状にボールねじ溝52aが形成されている。そのため、このボールねじナット52のボールねじ溝52aとラック軸24のボールねじ溝24bとの間に多数のボール54を転動可能に介在させることによって、モータ軸43の回転によりラック軸24を軸方向に移動可能なボールねじ機構50を構成することができる。

[0030]

即ち、両ボールねじ溝24b、52a等から構成されるボールねじ機構50に

より、モータ軸43の正逆回転の回転トルクをラック軸24の軸線方向における 往復動に変換することができる。これにより、この往復動は、ラック軸24とと もにラックアンドピニオン機構を構成するピニオン軸23を介してステアリング ホイール21の操舵力を軽減するアシストカとなる。

[0031]

なお、モータ40のモータ軸43とモータハウジング27との間には、モータ軸43の回転角(電気角) θ Meを検出し得るモータレゾルバ44が設けられており、このモータレゾルバ44は図略の端子を介してECU60に電気的に接続されている(図5参照)。

[0032]

ここで、第1レゾルバ35、第2レゾルバ37およびモータレゾルバ44の構成を図4(A)に基づいて説明する。なお、これらのレゾルバは、構成がほぼ同様であるので、共通部分については第1レゾルバ35を代表して説明する。

[0033]

図4(A) に示すように、第1レゾルバ35は、第1ヨークYK1、第2ヨークYK 2、第3ヨークYK3 および第4ヨークYK4 と、第1コイルCL1、第2コイルCL2 、第3コイルCL3 および第4コイルCL4 とから構成される、対極数5 (いわゆる 5 X) のレゾルバである。なお、この「対極数」については後述する。

[0034]

第1ヨークYK1 は、ピニオンハウジング25の内周に沿って円環状に形成されており、当該ピニオンハウジング25に固定されている。また、第1ヨークYK1の内周には、第1コイルCL1が巻回されている。一方、第2ヨークYK2は、第1ヨークYK1と同様、円環状に形成されており、第1ヨークYK1と対向するようにピニオン軸23の入力軸23aの外周に固定されて、第2コイルCL2が巻回されている。これにより、第2ヨークYK2は入力軸23aと一体に回転できる。

[0035]

第3ヨークYK3 は、第2ヨークYK2 と入力軸23aの軸方向にずれて、入力軸23aの外周上に固定されており、入力軸23aと一体に回転可能に構成されている。この第3ヨークYK3 には、第3コイルCL3 が巻回されており、この第3コ

イルCL3 は、第23 ークYK2 の第23 イルCL2 に電気的に並列接続されている。 一方、第43 ークYK4 は、第1 3 ークYK1 と同様、ピニオンハウジング25 の内 周に沿って円環状に形成されており、当該ピニオンハウジング25 に固定されている。なお、第3 3 イルCL3 および第4 3 イルCL4 は、位相を9 0 度ずらした2 種類のコイルから構成されている。

[0036]

なお、第2レゾルバ37は、第2ヨークYK2および第3ヨークYK3と第2コイルCL2および第3コイルCL3とが出力軸23bに設けられている点と、対極数が6(いわゆる6X)である点と、が第1レゾルバ35と異なる以外は、第1レゾルバ35と同様に構成されている。

[0037]

また、モータレゾルバ44は、第1ヨークYK1 および第4ヨークYK4 と第1コイルCL1 および第4コイルCL4 とがモータハウジング27に設けられている点と、第2ヨークYK2 および第3ヨークYK3 と第2コイルCL2 および第3コイルCL3 とがモータ軸43に設けられている点と、対極数が7(いわゆる7X)である点と、が第1レゾルバ35と異なる以外は、第1レゾルバ35と同様に構成されている。

[0038]

次に、第1レゾルバ35、第2レゾルバ37およびモータレゾルバ44の電気的特性を図4(B)に基づいて説明する。なお、これらのレゾルバは、電気的特性がほぼ同様であるので、ここでは第1レゾルバ35を代表して説明する。

[0039]

 気角)に応じたレゾルバ出力信号E2、E3を得ることができる。そして、このような第1レゾルバ35から出力されるレゾルバ出力信号は、 sin相信号および cos相信号により構成されるアナログ信号であるため、ECU60のバッファアンプ64、65を介してCPU61に内蔵されるA/D変換器に入力されることにより、CPU61により処理可能なディジタル信号に変換される。

[0040]

なお、本実施形態では、このようにして第1レゾルバ35から得られるレゾルバ出力信号は、図6に示すように、バッファアンプ64を介した電気角 θ T1として、また第2レゾルバ37から得られるレゾルバ出力信号は、バッファアンプ65を介した電気角 θ T2として、それぞれCPU61に入力される。

[0041]

ここで、第1レゾルバ35から得られる電気角 θ T1は、ステアリングホイール 21の1回転(360度)につき、5つのピーク点を有する。これは、前述した ように、第1レゾルバ35が対極数5のレゾルバであり、電気的には5組のN極、5極を有することから、機械角360°に対して360°×5=1800°に 相当する電気角を出力し得るためである。つまり、当該第1レゾルバ35は、電気角360°のレゾルバより5倍の分解能を有するものである。

[0042]

また、第 2 レゾルバ 3 7 から得られる電気角 θ T2は、ステアリングホイール 2 1 の 1 回転(3 6 0 g) につき 6 つのピーク点を有する。これは、前述したように、第 2 レゾルバ 3 7 が対極数 6 のレゾルバであり、電気的には 6 組のN極、 S 極を有することから、機械角 3 6 0 0 に対して 3 6 0 0 × 6 0 0 に相当する電気角を出力し得るためである。つまり、当該第 2 レゾルバ 3 7 は、電気角 3 6 0 0 のレゾルバより 6 倍の分解能を有するものである。

[0043]

このように、第1レゾルバ35はレゾルバ出力信号として電気角 θ T1を、また第2レゾルバ37はレゾルバ出力信号として電気角 θ T2をそれぞれ出力するが、図6からわかるように、両信号波形は同じステアリングホイール21の回転角において同じ値をとることはない。そのため、第1レゾルバ35の電気角 θ T1と第

2 レゾルバ3 7の電気角 θ T2とに基づいて、C P U 6 1 による演算処理を行うことにより、ステアリングホイール 2 1 の 1 回転に対して、高分解能の機械角 θ Tm を得ることができる。

[0044]

次に、第1、第2レゾルバ35、37から出力されるレゾルバ信号に基づいた トルク検出について説明する。

ステアリングホイール 2 1 が運転者等により操舵され、ピニオン軸 2 3 の入力軸 2 3 a が回転角 θ 1 で回転した場合、図 4 (B) に示すように、第 1 コイルCL1 に交流電圧 E 1 が印加されると、その印加電圧に応じて第 1 ヨークYK1 および第 2 ヨークYK2 に磁束が発生する。

[0045]

そして、第2コイルCL2 には、このときの磁束変化に応じて交流電圧が誘起されるため、第2コイルCL2 に接続されている第3コイルCL3 にも交流電圧が発生する。この第3コイルCL3 に発生した交流電圧によって、第4コイルCL4 には交流電圧が誘起されて、交流電圧E2、E3が出力される。このとき、2種類のコイルから構成された第4コイルCL4 からは、位相の異なる2種類の交流電圧E2、E3が出力され、これらは次の式(1) および式(2) の関係を満たす。

[0046]

 $E 2 = K \cdot E 1 \times \cos \theta \qquad \cdot \cdot \cdot (1)$

 $E 3 = K \cdot E 1 \times \sin \theta \qquad \cdot \cdot \cdot (2)$

[0047]

なお、上式(1) および式(2) において、Kは変圧比を示す。

このとき、上式(1) および式(2) から θ を算出することができ、この角度 θ が ピニオン軸 2 3 の入力軸 2 3 a の回転角 θ 1 となる。一方、当該入力軸 2 3 a が 回転すると、トーションバー 3 1 を介して連結されたピニオン軸 2 3 の出力軸 2 3 b も回転するため、当該出力軸 2 3 b 側に設けられた第 2 レゾルバ 3 7 から前掲の式(1) および式(2) に基づいて、出力軸 2 3 b の回転角 θ 2 も算出することができる。

[0048]

ここで、ピニオン軸23の入力軸23aと出力軸23bの回転に際して、トーションバー31の捻れにより、入力軸23aと出力軸23bとの間で相対回転角度差 $\Delta\theta$ (= θ 1 $-\theta$ 2) が生じる。その結果、このトーションバー31の捻れ角度である相対回転角度差 $\Delta\theta$ とトーションバー31の剛性とから操舵トルクTを算出することができる。これにより、この操舵トルクTに応じて操舵力をアシストするための公知のアシスト制御をECU60のCPU61によって行なうことで、前述したモータ40により発生する操舵力によって運転者よる操舵をアシストすることができる。

[0049]

また、モータレゾルバ44から出力されるレゾルバ信号に基づいたモータ軸43の回転角(以下「モータ回転角」という。)の検出についても次のように説明することができる。

モータ軸43がある回転角で回転した場合、モータレゾルバ44の第1コイル CL1 に交流電圧E1を印加すると、その印加電圧に応じて第1ヨークYK1 に磁束が発生し、その磁束が第2ヨークYK2 に伝えられる。そして、この磁束が第2コイルYK2 を鎖交することにより交流電圧が誘起されるので、第2コイルCL2 に接続された第3コイルCL3 にも交流電圧が発生する。この第3コイルCL3 に発生した交流電圧により、第4コイルCL4 には交流電圧が誘起されて、交流電圧E2、E3が出力される。そして、印加された交流電圧E1と出力された交流電圧E2、E3とから、前述した式(1) および式(2) に基づいてモータ回転角を算出することができる。このように検出されたモータ回転角は、電気式動力舵取装置20における様々な制御に用いられる。

[0050]

続いて、このように構成された電気式動力舵取装置20におけるステアリング ホイール21の絶対位置検出処理を図7~図11に基づいて説明する。

図5を参照して説明したように、ECU60を構成するCPU61には、バッファアンプ63、64、65を介して、第1レゾルバ35、第2レゾルバ37およびモータレゾルバ44が電気的に接続されている。そして、第1、第2レゾルバ35、37はステアリングホイール21による操舵角(電気角 θ T1、 θ T2)を

、またモータレゾルバ44はモータ40によるモータ回転角(電気角 θ Me)を、それぞれ検出することができるため、本実施形態では、これらの3つのレゾルバから出力されるレゾルバ出力信号による電気角 θ T1、 θ T2、 θ Meに基づいて、ステアリングホイール21の絶対位置を検出する処理(以下「絶対位置検出処理」という。)を行う。なお、この絶対位置検出処理は、イグニッション・オンの直後に実行されるものであり、それ以降は後述するように、この絶対位置検出処理により求められたステアリングホイール21の回転範囲を示すパラメータA(A=1、0、-1、-2)に基づいて、タイマ割込み等により定期的(例えば5ミリ秒ごと)にパラメータA(以下、単に「A」という。)を更新している。

[0051]

図7に示すように、絶対位置検出処理は、所定の初期化処理の後、まずステップS101により各レゾルバの電気角 θ T1、 θ T2、 θ Meを取得する処理が行われる。即ち、ステアリングホイール21の操舵角に対応する電気角 θ T1、 θ T2は、第1レゾルバ35、37により検出されるので、当該第1レゾルバ35、37から出力されるレゾルバ信号をバッファアンプ64、65およびA/D変換器を介して取得し、またモータ40のモータ回転角に対応する電気角 θ Meは、モータレゾルバ44により検出されるので、当該モータレゾルバ44から出力されるレゾルバ信号をバッファアンプ64、65およびA/D変換器を介して取得する。

[0052]

続くステップS103により、電気角 θ T1、 θ T2からステアリングホイール21の機械角 θ Tmを算出する処理が行われる。即ち、本実施形態では、第1レゾルバ35は対極数5、第2レゾルバ37は対極数6に設定されているため、対極数の異なる2つのレゾルバの電気角に基づいて、ステアリングホイール21の機械角 θ Tmを算出することができる。なお、この演算処理については、本願出願人による特願2002-196131号の出願明細書に詳細に説明されているので、そちらを参照されたい。

[0053]

次のステップS105では、各回転量(A=1、0、-1、-2)に対する演算モータ電気角 θ Me(A)を算出する処理が行われる。例えば、ステアリングホイ

ール21の中立位置を中心に、ステアリングホイール21の右1回転範囲(0度 $<\theta \le 360$ 度)をA=0、さらにその右側の右1回転範囲(360度< $\theta \le 720$ 度)をA=1、また中立位置を中心に左1回転範囲(0度> $\theta \ge -360$ 度)をA=-1、さらにその左側の左1回転範囲(-360度> $\theta \ge -720$ 度)をA=-2とした場合における各1回転範囲に対し、次の式(3)による演算処理によって、A=1、0、-1、-2に対応する4つの演算モータ電気角 θ Me(1)、 θ Me(0)、 θ Me(-1)、 θ Me(-2)を算出する。つまり、このステップS105ではステアリングホイール21の総回転数分だけ(本実施形態ではステアリングホイール04回転分)、演算モータ電気角 θ Me(A)を求める処理が行われる。

[0054]

$$\theta \operatorname{Me}(A) = (\theta \operatorname{Tm} + 3 6 0 \times A) \times r \cdot \cdot (3)$$

[0055]

ここで、rは、ボールねじ機構50の減速ギヤ比とモータレゾルバ44の対極数との積による演算値で、後述するように、少なくとも、小数点以下の数値を有する非整数となる値であることが必要条件とされる。なお、本実施形態では、ボールねじ機構50の減速ギヤ比は例えば8.2に設定され、またモータレゾルバ44の対極数は例えば7に設定されているため、当該演算値は57.4(=8.2×7)となり、その小数点以下の数値として0.4を有する。

[0056]

さらにステップS 107では、4個の演算モータ電気角 θ Me(A)を所定範囲内に丸める処理が行われる。即ち、ステップS 105により演算された演算モータ電気角 θ Me(A)を0度以上360度未満の範囲に収まるように、0度未満のものには、絶対値をとる処理が行われ、また360度以上のものには、 θ Me(A)-IN T $(\theta$ Me(A) $/360) \times 360$ を演算する処理が行われる。ここで、INT() は、括弧内の数値を整数化する関数である。

[0057]

例えば、演算モータ電気角 θ Me(-2)が-80度である場合には+80度 (= -80度 |)に、また演算モータ電気角 θ Me(1)が380度である場合には20度 (= 380度-1×360度)に、さらに演算モータ電気角 θ Me(2)が-40

0度である場合には40度(=1-400度-(-360度)1)に、それぞれ変換され丸め処理が行われる。

[0058]

続くステップS109では、4個の演算モータ電気角 θ Me(A)のうち、実際のモータ電気角 θ Me (以下、演算モータ電気角 θ Me (以下、演算モータ電気角 θ Me (A)と区別するため、「実モータ電気角 θ Me」という。)に最も近いものを選択する処理が行われる。即ち、後述するように、ステップS105、S109により求められたステアリングホイール21の総回転数分の4個の演算モータ電気角 θ Me(A)のうち、どれか一つがステアリングホイール21の絶対位置を適正に示す演算モータ電気角 θ Me (near)であるから、本ステップS109において、これを選択する処理が行われる。

[0059]

[0060]

ステップS111では、ステップS109により選択された演算モータ電気角 θ Me (near)が、本当に適正なものであるか否かの判断する処理が行われる。即ち、演算モータ電気角 θ Me (near)は、モータレゾルバ44により検出された実モータ電気角 θ Meに最も近いものとしてステップS109により選択されたものであるが、この演算モータ電気角 θ Me (near)と実モータ電気角 θ Me との差が所定の閾値(例えば10度)以上である場合には、ピニオン軸23、ラック軸24あるいはボールねじ機構50等を構成する機械部品に寸法精度上あるいは摩耗等による

寸法誤差や、レゾルバ信号を処理するオペアンプ等の半導体電気部品等の温度特性上の誤差が許容値を超えて生じている蓋然性が高いので、このような場合には、異常が生じている旨を通知すべく一連の本絶対位置検出処理を異常終了する(ERROR)。

$[0\ 0\ 6\ 1]$

[0062]

[0063]

$$\theta \text{ Am} = \theta \text{ Tm} + 3 6 0 \times A \qquad \cdot \cdot \cdot (4)$$

[0064]

なお、定期的(例えば5ミリ秒ごと)に、第1レゾルバ35と第2レゾルバ37 とから得られる機械角 θ Tmを監視することにより、このようにして求められたA を更新することができるので、この絶対位置検出処理が実行された以降は、上式 (4) に基づいて絶対操舵角 θ Amを算出することができる。

[0065]

即ち、Aの更新は次式(4)'、(4)''に基づいてに行われる。

まずステアリングホイール 2 1 の現在の機械角 θ Tmから前回の機械角 θ Tm-old を減算した角度が 1 8 0 度を超えているか否か、つまり次式(4)'を満たすか否かを判断し、式(4)'を満たす場合には、ステアリングホイール 2 1 が左切りで 1 回

転を超えたことになるので、Aをディクリメントして(A = A - 1)、現在の機械角 θ Tm θ Tm

[0066]

一方、次式(4)'を満たさない場合には、現在の機械角 θ Tmから前回の機械角 θ Tm-oldを減算した角度が-180 度未満であるか否か、つまり次式(4)''を満たすか否かを判断し、式(4)''を満たす場合には、ステアリングホイール21が右切りで1回転を超えたことになるので、Aをインクリメントし(A=A+1)、現在の機械角 θ Tmを前回の機械角 θ Tm-oldとして記憶する。また両式(4)'、(4)''のいずれも満たさない場合には、左右1回転の範囲内で、ステアリングホイール21が回転していることになるので、Aおよび前回の機械角 θ Tm-oldを更新する必要はなく、現在のAおよび機械角 θ Tm-oldを保持する。

[0067]

$$\theta \text{ Tm} - \theta \text{ Tm-old} > 180 \text{ [deg]}$$
 $\cdot \cdot \cdot (4)$, $\theta \text{ Tm} - \theta \text{ Tm-old} < -180 \text{ [deg]}$ $\cdot \cdot \cdot (4)$,

[0068]

このようなアルゴリズムにより、Aを適宜、更新することができるので、上述の絶対位置検出処理が実行された以降は、上式(4) に基づいて絶対操舵角 θ Amを算出することができる。

[0069]

ここで、ステップS105より演算処理される前掲の式(3)の演算値 r が、少なくとも小数点以下の数値を有する非整数となる値であることを必要条件としている理由について説明する。

[0070]

本願出願人は、特願 2002-196131 号の出願明細書において、トルクセンサ 30 による操舵角度を θ t (前記機械角 θ Tmのこと)、モータ回転角による電気角 θ m(前記実モータ電気角 θ Meのこと)として、トルクセンサによるステアリングホイール 21 の絶対位置 P t を次式(5) により、またモータ回転角によるステアリングホイール 21 の絶対位置 P m を次式(6) により、表している。なお、演算値 r は、ボールねじ機構 50 の減速ギヤ比とモータレゾルバ 44 の対

極数との積である。

$$P t = \theta t + 3 6 0 \cdot A \qquad \cdot \cdot \cdot (5)$$

$$P m = (\theta m + 3 6 0 \cdot B) / r \cdot \cdot \cdot (6)$$

[0072]

ここで、式(5) において、Aは整数で-2、-1、0、1をとり、また式(6) においてBは、理論的にはステアリングホイール21とモータ40とを連結する機械系のガタツキによる誤差や、トルクセンサ30の第1レゾルバ35、第2レゾルバ37あるいはモータ40のモータレゾルバ44に電気角絶対精度誤差等がない場合には、整数値になり $-126\sim125$ の値をとる。

[0073]

ここで、上式(5) および式(6) はいずれもステアリングホイール 2 1 の絶対位置を表し、両式は等しいので、次式(7) が成り立ち、式(8) が導かれる。

$$\theta t + 3 6 0 \cdot A = (\theta m + 3 6 0 \cdot B) / r \cdot \cdot \cdot (7)$$

$$B = (r \cdot (\theta t + 3 6 0 \cdot A) - \theta m) / 3 6 0 \cdot \cdot \cdot (8)$$

[0075]

なお、上式(5) ~式(8) において、本願出願人による前記出願明細書では、演算値 r を 5 7. 4に置き換えて表現している。これは、ステアリングホイール 2 1 が 1 回転する間におけるラック軸 2 4 の移動距離を S mmとした場合、ラック軸 2 4 およびモータ軸 4 3 におけるボールねじ機構 5 0 の 1 回転分のリードをLとすると、ラック軸 2 4 が S mm移動する間に、モータ軸 4 3 は(S/L)回転することになるので、それをボールねじ機構 5 0 の減速ギヤ比として 8. 2 に設定し、またモータレゾルバ 4 4 からの検出信号 θ mの周期 T m1をその対極数である 7 周期に設定することにより、ステアリングホイール 2 1(ピニオン軸 2 3)の 1 回転に対するモータレゾルバ 4 4 からの検出信号 θ mの周期 T m2、つまりボールねじ機構 5 0 の減速ギヤ比とモータレゾルバ 4 4 の対極数との積が、 5 7. 4(T m1×(T m1×(T m2) になるためである。

[0076]

ここで、前述したように、Bは、理論的には整数をとる値であるが、実際にはステアリングホイール21とモータ40とを連結する機械系のガタツキによる誤差や、トルクセンサ30の第1レゾルバ35、第2レゾルバ37あるいはモータ40のモータレゾルバ44に電気角絶対精度誤差、等がある。そのため、現実的には、Bは、小数点以下の値を含む一方で、上式(8)からはAの値(-2、-1、0、1)により4種類の値がBとして得られることから、ステアリングホイール21の絶対位置として適正な値(真値)を1つ選択する際に、他の3値(偽値)との間で混同を生じる場合がある。

[0077]

つまり、特願2002-196131号の出願明細書においては、全てのBの値のうち整数値に一番近いBを選択するように処理していることから、前述のような機械系のガタツキによる誤差等がある場合には、適正な値(真値)を1つ選択する際に、誤って他の3値(偽値)のいずれかを選択するおそれのあることが、本願発明者による調査・研究により判明した。

[0078]

例えば、図8は、ステアリングホイール21の回転量(A=-2、-1、0、1)に対するステアリングホイール21の機械角 θ Tm(細線)、モータレゾルバ44による実モータ電気角 θ Me(太線)の変化を示した特性図であり、図8(A)は演算値r=3.75に設定した場合のもの、図8(B)は演算値r=3.05に設定した場合のもの、図8(C)は演算値r=4.00に設定した場合のものである。なお、演算値rは、ボールねじ機構50の減速ギヤ比とモータレゾルバ44の対極数との積である。

[0079]

この図8(A) に示すように、演算値 r の小数点以下の数値を 0 . 7 5 (例えば r = 3 . 7 5) に設定したものでは、例えば、ステアリングホイール 2 1 の中立位置にあたる γ a が真値であったときには、偽値である他の 3 値 α a 、 β a 、 δ a はそれぞれ真値 γ a とは、 9 0 度異なる値をとっている。つまり、図8(A) は、たとえ機械系のガタツキによる誤差等があっても、隣接する値とは 9 0 度の余裕度があるので、真値 γ a と偽値 α a 、 β a 、 δ a との間では混同を生ずる可能

性が低いことを示している。

[0080]

また、図8(B) に示すように、演算値 r の小数点以下の数値を 0 . 0 5 (例えば r = 3 . 0 5) に設定したものでは、ステアリングホイール 2 1 の中立位置にあたる γ b が真値であったとき、偽値 α b、 β b、 δ b である他の 3 値と真値 γ b とは約 1 0 度の差しかない。つまり、図 8 (B) は、隣接する値とは余裕度が約 1 0 度しかないため、機械系のガタツキによる誤差等の大きさによっては、真値 γ b と偽値 α b、 β b、 δ b との間で混同を生ずる可能性のあることを示している。

[0081]

一方、図8(C) に示すように、演算値rの小数点以下の数値を0(ゼロ)(例えばr=4.00)に設定したものでは、ステアリングホイール21の中立位置にあたる γ cが真値であっても、他の偽値 α c、 β c、 δ c も同様の値をとっているため(余裕度ゼロ)、真値 γ c と偽値 α c、 β c、 δ c とを判別することができない。つまり、図 δ 8 (C) は、他の偽値 δ c、 δ c、 δ c から真値 δ c 、特定することができないことを示している。

[0082]

このように図8からは、前述のステップS109においては、複数の演算モータ電気角 θ Me(A)から偽値と混同することなく真値を選択するにあたって、ボールねじ機構50の減速ギヤ比とモータレゾルバ44の対極数との積であるrの値が大きな影響を与えていることがわかり、特に演算値rの値が整数である場合には、真値を特定することができないことがわかる。これが、前述したように、ステップS105より演算処理される前掲の式(3)の演算値rが、少なくとも小数点以下の数値を有する非整数となる値であることを必要条件とする根拠である。

[0083]

次に、このような余裕度が、電気式動力舵取装置 2 0 を構成する機械系のガタッキによる誤差等により受け得る影響を図8および図9に基づいて説明する。なお、図9は、演算値rの小数点以下の数値に対する真値検出余裕度の変化を示す特性図であり、この特性図の根拠は後述する。

[0084]

なお、この真値検出余裕度とは、前述したように求められた演算モータ電気角 θ Me(A)の4種類中(A=-2、-1、0、1)のうちの、真値と当該真値に最も近い偽値との差を絶対値(0度 \leq 最小偏差<180度)として表したものをいう。例えば図8(B)の例では、真値(γ b)とこの真値(γ b)に最も近い偽値(δ b)との差(例えば20度)である。また、この真値検出余裕度は、特許請求の範囲に記載の「モータ電気角の角度偏差」に相当するものである。

[0085]

例えば、本実施形態では、機械系のガタツキによる誤差が \pm 0.24度であり、さらにトルクセンサ30の検出精度 \pm 0.16度であると仮定すると、前述したように、電気角 θ T1、 θ T2から算出されるステアリングホイール21の機械角 θ Tmの誤差は両者の和により0.4度になる。

[0086]

ここで、モータ電気角 θ Me(A)は前掲の式(3)により求められるので、例えば A=0、 θ Tm=0、r=60.76のときの演算モータ電気角 θ Me(0)は、 θ Tm の誤差である0.4を含めて θ Tm=(0+0.4)を式(3)に代入して算出する と、((0+0.4)+360×0)×60.76=24.3(度)になる。つまり、誤差分の0.4が r 倍(ここでは60.76倍)されて演算モータ電気角 θ Me(A)として現れる。そして、このような誤差は、真値とそれに隣接する偽値 との双方に生じ得ることを見込んで算出すると、これを 2 倍する必要があるから、2 4.3 度の 2 倍である 4 8.6 度になる。

[0087]

したがって、図8(A)を参照して説明したように、真値が、隣接する値と90度の余裕度を持っていたとしても、機械系のガタツキによる誤差等により演算モータ電気角 θ Me(A)に略50度(=48.6度)の誤差が生じ得ることから、余裕度は最大でも40度(=90-50)に抑えられてしまうことになる。そして、このような誤差範囲を図9に表すと、真値検出余裕度50.0(deg)に一点鎖線を引くことにより当該誤差範囲の境界を明示することができる。

[0088]

また、図7を参照して説明したように、本実施形態では、絶対位置検出処理のステップS111により、演算モータ電気角 θ Me (near)と実モータ電気角 θ Me との差が所定の閾値(例えば10度)以上であるか否かを判断し、当該所定の閾値以上である場合には、当該処理を異常終了する(ERROR)。そのため、当該所定の閾値(例えば10度)を誤差範囲の境界(50度)に加えた値である60度(=50+10)を、演算モータ電気角 θ Me (A)の角度偏差の下限値としてすることができる(図9に示す真値検出余裕度60.0 (deg)の破線)。

[0089]

即ち、図.9 に示すように、真値検出余裕度が、6.0.0 度以上 9.0.0 度以下の範囲(図.9 に示す斜線範囲)にあるように、演算値 r の小数点以下の数値に設定すれば、電気式動力舵取装置 2.0 を構成する機械系のガタツキによる誤差等が存在しても、前述のステップ S.1.0 9 において、複数の演算モータ電気角 θ Me(A)から偽値と混同することなく真値を選択できることになる。

[0090]

具体的には、真値検出余裕度 6 0. 0度は、折線 K の最大値である 9 0度の 6 7%(= 6 0 / 9 0)であることから、真値検出余裕度が 6 0. 0度以上 9 0. 0度以下とは、演算値 r の小数点以下の数値に対する真値検出余裕度の変化を示す折線 K の最大値の 6 7%以上 1 0 0%以下ということになる。また、この範囲おける演算値 r の小数点以下の数値は、図 9 から、「0. 1 7以上 0. 2 8以下」、「0. 3 9以上 0. 4 2以下」、「0. 5 8以上 0. 6 1以下」および「0. 7 2以上 0. 8 3以下」であるから、このような演算値 r が設定されている場合には、前述のステップ S 1 0 9 において、複数の演算モータ電気角 θ Me(A)から偽値と混同することなく真値を選択できる。

[0091]

なお、当該誤差範囲の上限である100%の90度については、図8(A)からわかるように、A=-2、-1、0、1というようにステアリングホイール21が4回転するため、360度をこの値4で除した90(=360/4)度が、角度的に真値(γ a)の両側に位置する偽値同士(β a、 δ a)の中間にあたり、最も余裕度が高いことから、このように設定されている。

[0092]

次に、図9に示す、演算値rの小数点以下の数値に対する真値検出余裕度の変化を示す特性図(折線K)の根拠について、図10および図11を参照して説明する。図10(A)には、演算値rの小数点以下の数値に対する演算モータ電気角 θ Me(-2)との偏差の変化を示す特性が図示されている。

[0093]

図8(C)を参照して説明したように、演算値 r の小数点以下の数値が 0 (ゼロ)である場合には、4種類のステアリングホイール 2 1 の回転量(A=-2、-1、0、1)のどこに対しても、演算モータ電気角 θ Me(A)が同じ値をとるため、真値と偽値とを判別することができない。つまり、図 1 0(A)においては、演算値 r の小数点以下の数値が 0 (ゼロ)である場合には、A=-2 の破線に対する偏差は 0 になるため、A=-1 の実線、A=0 の点線、A=1 の一点鎖線のいずれも 0 (ゼロ)の値をとっている。

[0094]

これに対し、小数点以下の数値を徐々に増加させていくと、A=-1の実線、A=0の点線、A=1の一点鎖線のいずれもA=-2の破線に対する偏差が増加する。このとき、A=-1の実線、A=0の点線、A=1の一点鎖線の順番に正の傾き量が大きくなっているのは、前掲の式(3)からわかるように、Aと360との積にさらに演算値 rをかけているためである。これにより、A=-2の破線を基準にすると、A=-1の実線は0度から360度まで変化し、またA=0の点線はA=-1の実線の2倍にあたる0度から720度まで変化する。そして、A=1の一点鎖線はA=-1の実線の3倍にあたる0度から1080度まで変化することが図10(A)よりわかる。

[0095]

においてはA=-2の破線は省略してある。

[0096]

即ち、A=-1の実線は、図10(A)では0度から360度まで直線的に増加していたが、図10(B)においては180度で折り返すので、演算値rの小数点以下の数値が0.5に達すると折り返して負の傾きで直線的に減少し、二等辺三角形状の折線(実線)を形成する。

[0097]

また、A=0の点線は、図10(A)では0度から720度まで直線的に増加していたが、図10(B)においては180度と0度とでそれぞれ折り返すので、演算値rの小数点以下の数値が0.25、0.5、0.75に達するところで折り返し増加・減少を2回繰り返して、2つの二等辺三角形状からなる折線(点線)を形成する。

[0098]

さらに、A=1の一点鎖線は、図10(A) では0度から1080度まで直線的に増加していたが、図10(B) においては180度と0度とでそれぞれ折り返すので、演算値rの小数点以下の数値が0. 167、0. 333、0. 5、0. 67、0. 833に達するところで折り返し増加・減少を3回繰り返し、3つの二等辺三角形状からなる折線(一点鎖線)を形成する。

[0099]

このように表された各折線は、A=-2の場合の演算モータ電気角 θ Me (-2) を 真値とした場合、A=-2 の破線に対する偏差が 0 (ゼロ)に近づくほど真値で ある演算モータ電気角 θ Me (-2) と他の偽値である演算モータ電気角 θ Me (-1)、 θ Me (0)、 θ Me (1) との間で混同を生じやすいことを表しているので、真値である θ Me (-2) に最も近い偽値を各折線の中から選択すると、折線 K (図 1 0 (B) 中で太い一点鎖線)を生成することができる。つまり、この折線 K が、図 θ に示して説明した、演算値 θ の小数点以下の数値に対する真値検出余裕度の変化を示す特性 θ (折線 θ θ) である。

[0100]

なお、図10では、A=-2の破線を基準に、演算値rの小数点以下の数値を

0から1まで変化させて演算モータ電気角 θ Me(A)の偏差を、A=-1、0、1のそれぞれ場合について求めたが、A=-1の破線を基準に、演算モータ電気角 θ Me(A)の偏差を、A=-2、0、1のそれぞれ場合について求めると、図11 (A)に示すように表される。また、この図11(A)に表される各偏差を180度で折り返して表すことにより、図11(B)に示すような山形状の特性図を得ることができ、A=-1の場合の演算モータ電気角 θ Me(-1)を真値とした場合に、真値である演算モータ電気角 θ Me(-1)に最も近い偽値を各折線の中から選択すると、折線L(図11(B)中で太い一点鎖線)を生成することができる。なお、図11(B)においてはA=-1の実線は省略した。

[0101]

また、A=0の破線を基準に、演算モータ電気角 θ Me(A)の偏差を、A=-2、-1、1のそれぞれの場合について求めると、A=-1、1の場合はA=0からから同じだけずれ、A=-2の場合はそこからさらにずれることから、図11(A) および図11(B) に示すA=-1の破線を基準にした場合と同様に表される。

[0102]

$[0\ 1\ 0\ 3]$

またなお、図10(B) による特性図と図11(B) による特性図とを比較してみると、図10(B) に示すA=-1による演算値 r=0. 5を頂点(最大値)とする二等辺三角形状の特性と、図11(B) に示すA=0、-2による演算値 r=0. 5を頂点(最大値)とする二等辺三角形状の特性とは、両者同一特性であり、また図10(B) に示すA=0 による演算値 r=0. 25およびA=0による演算値 r=0. 75を頂点(最大値)とする2つの二等辺三角形状の特性と、図11(B) に示すA=1による演算値 r=0. 25およびA=0による演算値 r=0. 75を頂点(最大値)とする2つの二等辺三角形状の特性とは、両者同一特性で

あることがわかる。

[0104]

これにより、A=-1の破線を基準に演算モータ電気角 θ Me(A)の偏差をA=-2、0、1のそれぞれ場合について求めたときに得られる折線L(図11(B))や、A=0の破線を基準に演算モータ電気角 θ Me(A)の偏差をA=-2、-1、1のそれぞれ場合について求めたときに得られる折線(図11(B)に示す折線Lに同じ)については、その最大値(約120度)を中心とした付近の範囲(例えば60度以上120度以下)が、図9に示す折線Kによる60.0度以上90.0度以下の範囲(斜線範囲)に含まれることになる。そのため、A=-1、0の破線を基準にした場合についても、図9に示す折線Kによる60.0度以上90.0度以下の範囲(斜線範囲)をそのまま適用することができる。

[0105]

[0106]

なお、ボールねじ機構 50の減速ギヤ比とモータレゾルバ 44の対極数との積による演算値 r が、小数点以下の数値を有する非整数となるように、モータレゾルバ 44の対極数を設定しても、第1レゾルバ 350電気角 θ T1と第2 レゾルバ

[0107]

また、本実施形態に係る電気式動力舵取装置 20では、演算値 rの小数点以下の数値は所定範囲内にあり、その所定範囲は、ステアリングホイール 21の左右 20転づつの合計 40年のA=-2、-1、0、1の回転範囲ごとに異なる演算 モータ電気角 θ Me(-2)との偏差が当該偏差の最大値の 67 %以上 100 %以下に おける演算値 rの小数点以下の数値に設定される。これにより、ピニオン軸 23、ラック軸 24、ボールねじ機構 50 等を構成する機械部品の寸法精度上あるいは摩耗による誤差やレゾルバ信号を処理する電気部品の温度特性誤差によってステアリングホイール 21 の機械角 θ Tmに検出誤差が生じても、そのような誤差により隣接した 10回転範囲 100 回転範囲 100 の例では、回転範囲 100 と回転範囲 100 の間 で同じ値をとることがないようにすることができる。したがって、このような誤差が生じ得る場合であっても、ステアリングホイール 100 犯対操舵角 100 Amを正確に検出することができるので、このように検出されたステアリングホイール 100 犯対操舵角 100 Amに基づいて操舵をアシストするモータ 100 を 100 により制御することができる。

$[0\ 1\ 0\ 8]$

さらに、本実施形態に係る電気式動力舵取装置 20、電気式動力舵取装置 20の製造方法あるいは製造装置において、演算値 rの小数点以下の数値を、ステアリングホイール 21の左右 2 回転づつの合計 4 回転のA=-2、-1、0、1の回転範囲ごとに異なる演算モータ電気角 θ Me (-2) との偏差が当該偏差の最大値の

67%以上100%以下における演算値 rの小数点以下の数値範囲内、例えば「0.17以上0.28以下」、「0.39以上0.42以下」、「0.58以上0.61以下」および「0.72以上0.83以下」に設定すること、またはこのように設定する工程や手段を設けることにより、ピニオン軸23、ラック軸24、ボールねじ機構50等を構成する機械部品の寸法精度上あるいは摩耗による誤差やレゾルバ信号を処理する電気部品の温度特性誤差によってステアリングホイール21の機械角 θ Tmに検出誤差が生じても、そのような誤差により隣接した1回転範囲単位同士(例えば図10の例では、回転範囲A=-2と回転範囲A=-1と回転範囲A=-1と回転範囲A=-1と回転範囲A=-1と回転範囲A=-1と回転範囲A=-1との間)で同じ値をとることがないようにすることができる。したがって、このような誤差が生じ得る場合であっても、ステアリングホイール21の絶対操舵角a=-1の絶対操舵角a=-10を正確に検出することができるので、このように検出されたステアリングホイールa=-10をECUa=-10の絶対操舵角a=-10をECUa=-11の絶対操舵角a=-11の能対操舵角a=-11の能対操舵角a=-11を回転できる。と

[0109]

なお、電気式動力舵取装置20の製造方法あるいは製造装置において、演算値 r の小数点以下の数値を、例えば「0.17以上0.28以下」、「0.39以上0.42以下」、「0.58以上0.61以下」および「0.72以上0.83以下」に設定する工程や手段では、例えば、ボールねじ機構50の減速ギヤ比を以下の式(9)、(10)のように設定してもよい。

[0110]

減速ギヤ比 = ヒストローク/リード ・・・(9)

減速ギヤ比 = $(モジュール×ピニオン歯数×<math>\pi$ / $\cos(ラックねじれ角))$ / リード ・・・(10)

$[0\ 1\ 1\ 1\]$

また、上述した実施形態では、ステアリングホイール21が左右2回転づつの合計4回転する場合を例に説明したが、本発明はこれに限られることなく、ステアリングホイールが2回転以上するものであれば、例えば、左右1回転づつの合

計2回転する場合や左右3回転づつの合計6回転する場合あるいは左右1.5回 転づつの合計3回転する場合等であっても、上述したものと同様の技術的な作用 および効果を得ることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明の一実施形態に係る電気式動力舵取装置の構成を示す構成図である。

【図2】

図1に示す一点鎖線IIによる楕円内の拡大図である。

【図3】

図1に示す一点鎖線III による楕円内の拡大図である。

【図4】

図4(A) は本実施形態の電気式動力舵取装置に用いられるレゾルバの構成を示す説明図で、図4(B) は同レゾルバの回路図である。

【図5】

本実施形態の電気式動力舵取装置を制御するECUとレゾルバとの接続構成を 示すブロック図である。

【図6】

ステアリングホイールの回転角に対する第1レゾルバおよび第2レゾルバによるレゾルバ出力信号、ステアリングホイールの機械角を示す特性図である。

【図7】

図5に示すCPUにより実行される絶対位置検出処理の流れを示すフローチャートである。

図8

ステアリングホイールの回転量に対する、ステアリングホイールの機械角 θ Tm およびモータ電気角 θ Meの変化を示す特性図で、図8(A) は演算値 r=3. 75 の場合、図8(B) は演算値 r=3. 05 の場合、図8(C) は演算値 r=4. 00 の場合である。

【図9】

演算値 r の小数点以下の数値に対する真値検出余裕度の変化を示す特性図(折

線 K) である。

【図10】

図10(A) は演算値 r の小数点以下の数値に対する演算モータ電気角 θ Me(-2) との偏差の変化を示す特性図で、図10(B) は図10(A) を180度のところで折り返して表した特性図(折線 K)である。

【図11】

【符号の説明】

2 0	電気式動力舵取装置	
2 1	ステアリングホイール	
2 2	ステアリング軸	
2 3	ピニオン軸	
2 3 c	ピニオンギヤ	
2 4	ラック軸	
2 4 a	ラック溝	
3 0	トルクセンサ	
3 5	第1レゾルバ	
3 7	第2レゾルバ	
4 0	モータ	
4 4	モータレゾルバ	(第3レゾルバ)
5 0	ボールねじ機構	(減速機)
6 0	ECU	
6 1	CPU	
θ T1	第1レゾルバの電気角	(第1操舵角)
θ T2	第2レゾルバの電気角	(第2操舵角)
θ Me	実モータ電気角	(モータ電気角)
θ Tm	ステアリングホイールの機械角	

 $\theta \operatorname{Me}(A)$ 演算モータ電気角

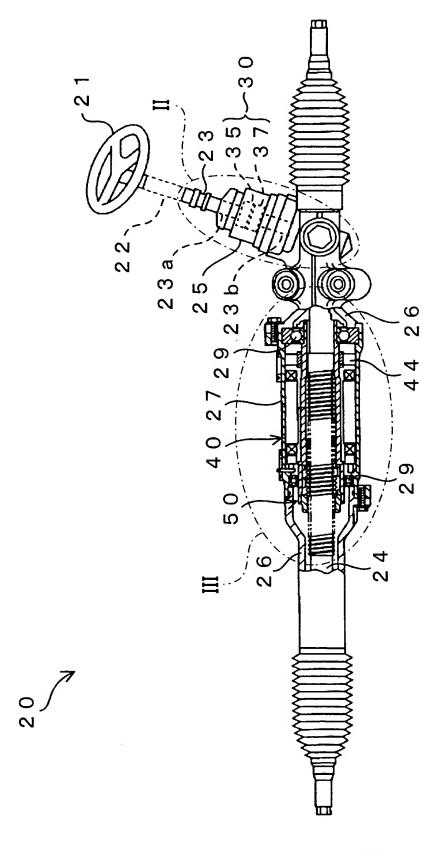
 θ Am 絶対操舵角(絶対回転位置)

r 演算値

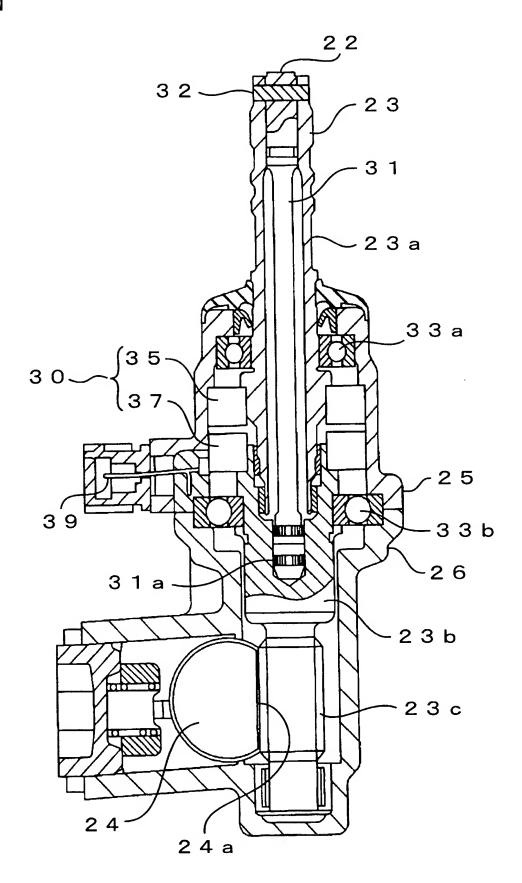
K、L 折線

【書類名】図面

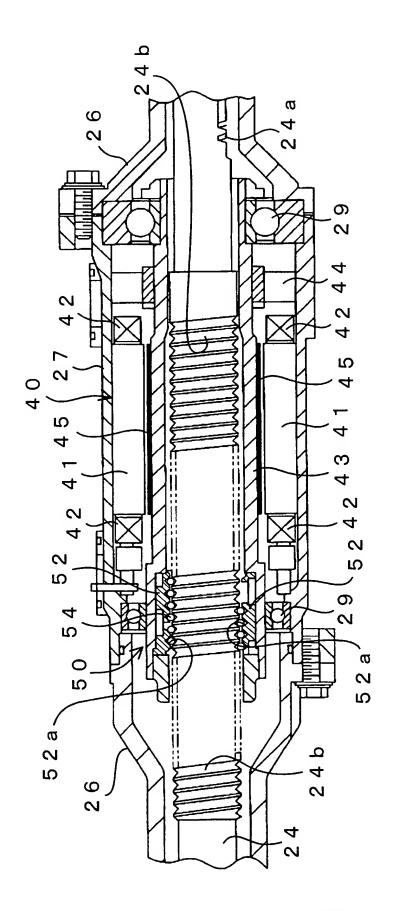
【図1】



【図2】

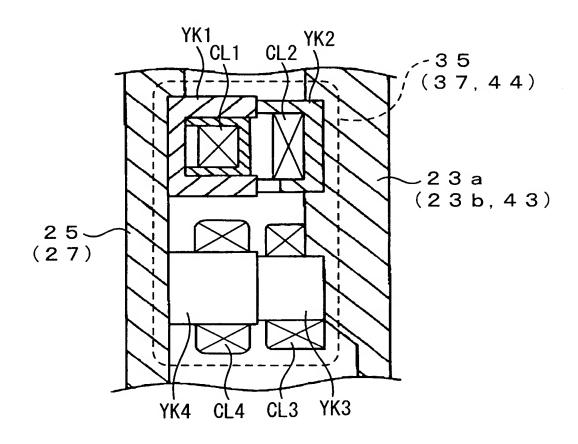


【図3】

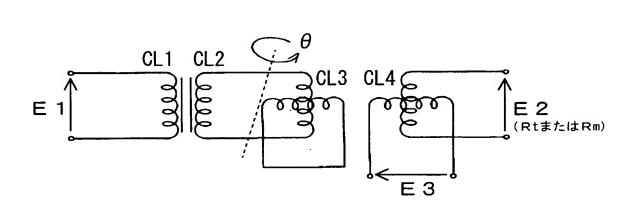


【図4】

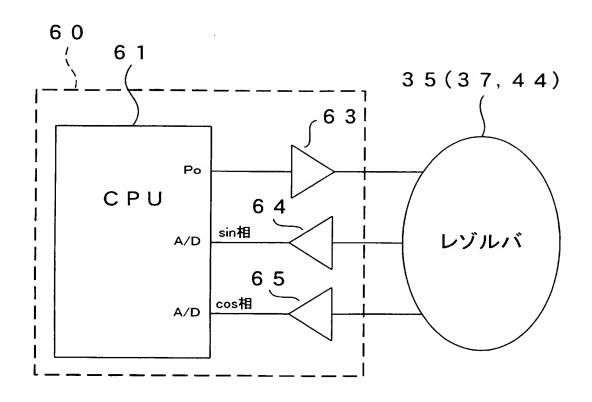




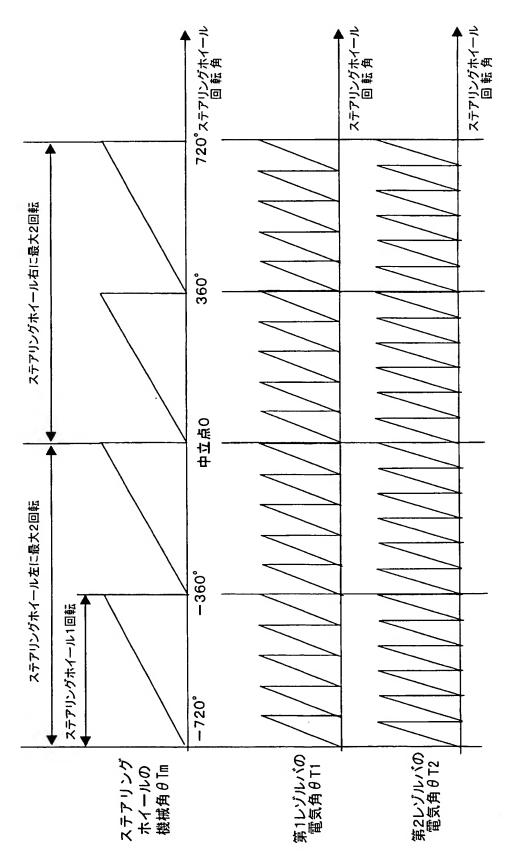
(B)



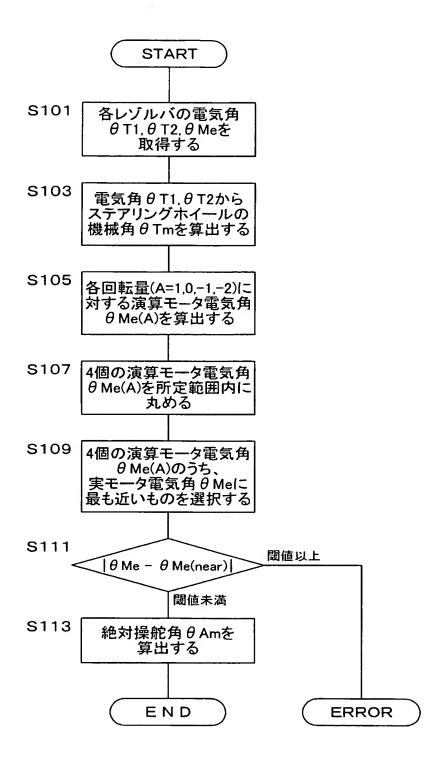
【図5】



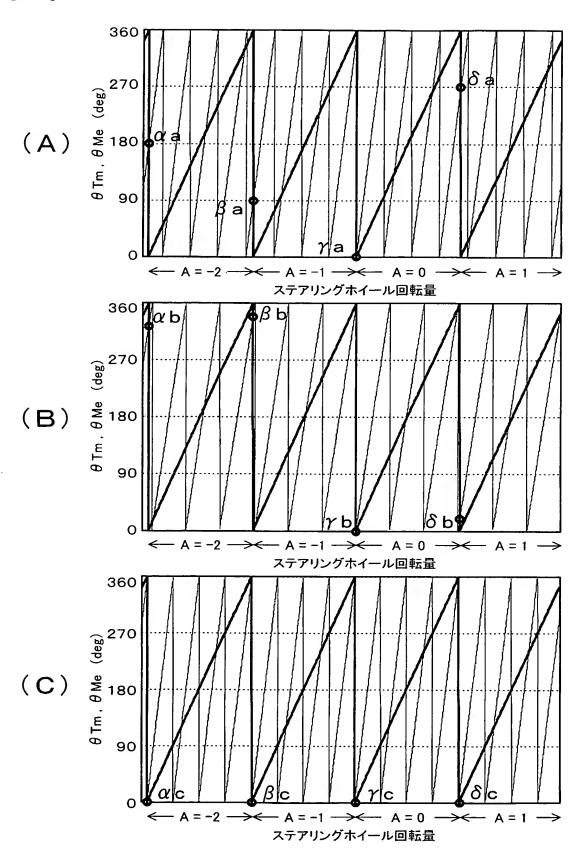
【図6】



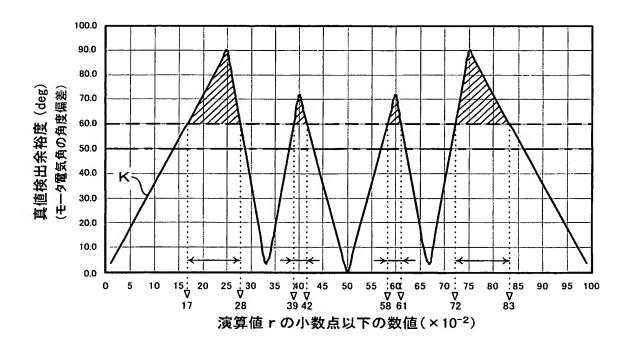
【図7】



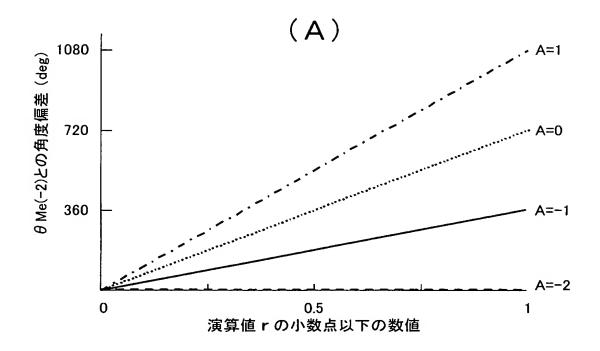
[図8]

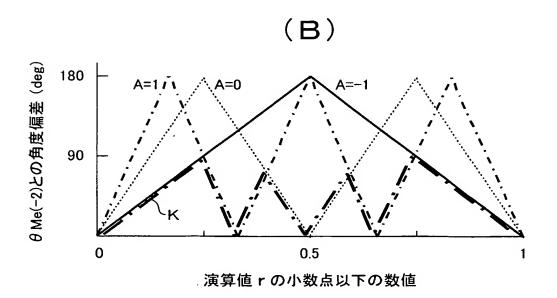


【図9】

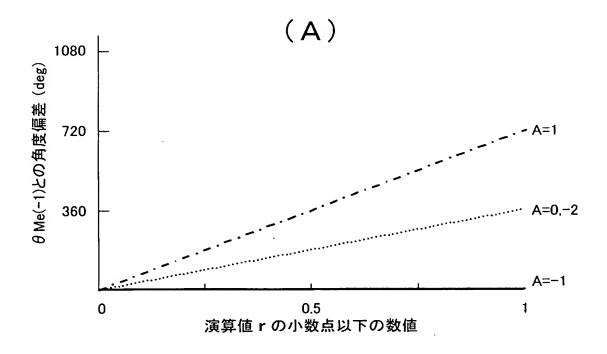


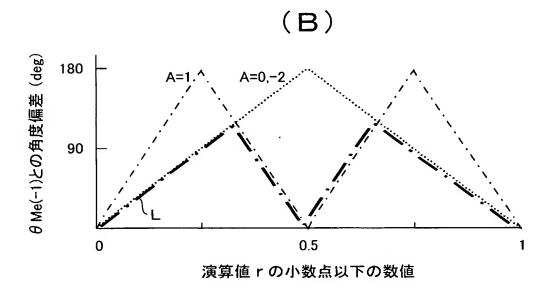
【図10】





【図11】







【要約】

【課題】 誤差要因があっても、ステアリングホイールの絶対回転位置を正確に 検出し、当該絶対回転位置に基づいて操舵をアシストするモータを制御し得る電 気式動力舵取装置を提供する。

【解決手段】 本実施形態の電気式動力舵取装置 20 では、ボールねじ機構 50 の減速ギヤ比とモータレゾルバ 44 の対極数との積による演算値 r が、小数点以下の数値を有する非整数となるように、減速ギヤ比が設定されていることから、演算値 r はその小数点以下の数値が整数になることがない。これにより、第 1 レゾルバ 35 の電気角 θ T1 と第 2 レゾルバ 37 の電気角 θ T2 とにより求められるステアリングホイール 21 の機械角 θ Tmが、ステアリングホイール 21 の左右 20 転の合計 40 回転のうち、いずれの 10 回転範囲単位(10 10 においても同じ値をとることがないようにできる。

【選択図】 図1

特願2002-309252

出願人履歴情報

識別番号

[000003470]

1. 変更年月日 [変更理由] 住 所

氏 名

1990年 8月24日

新規登録

愛知県刈谷市朝日町1丁目1番地

豊田工機株式会社